# IN THE UNITED STATES PATENT AND TRADEMARK OFFICE

In re application of

Shinichiro WATANABE et al.

Serial No.: NEW APPLICATION

Group Art Unit:

Filed: August 25, 2003

Examiner:

For:

LINE PRESSURE CONTROL APPARATUS FOR CONTINUOUSLY VARIABLE

**TRANSMISSION** 

#### **CLAIM FOR PRIORITY**

Commissioner for Patents P.O. Box 1450 Alexandria, VA 22313-1450

Sir:

The benefit of the filing date of the following prior foreign application filed in the following country is hereby requested for the above-identified application and the priority provided in 35 U.S.C. § 119 is hereby claimed:

JAPAN 2002-246423 August 27, 2002

In support of this claim, a certified copy of said original foreign application is filed herewith. It is requested that the file of this application be marked to indicate that the requirements of 35 U.S.C. 119 have been fulfilled and that the Patent and Trademark Office kindly acknowledge receipt of this document.

Respectfully submitted,

Date

Marc A. Rossi

Attorney Docket: KIOI:033

88/25/63

Registration No. 31,923

ROSSI & ASSOCIATES

P.O. Box 826

Ashburn, VA 20146-0826



# 日本国特許庁 JAPAN PATENT OFFICE

別紙添付の書類に記載されている事項は下記の出願書類に記載されている事項と同一であることを証明する。

This is to certify that the annexed is a true copy of the following application as filed with this Office.

出 願 年 月 日 Date of Application:

2002年 8月27日

出 願 番 号 Application Number:

特願2002-246423

[ST. 10/C]:

[ ] P 2 0 0 2 - 2 4 6 4 2 3 ]

出 願 人
Applicant(s):

ジヤトコ株式会社

2003年 7月10日

特許庁長官 Commissioner, Japan Patent Office



43

【書類名】 特許願

【整理番号】 AP1226

【提出日】 平成14年 8月27日

【あて先】 特許庁長官 殿

【国際特許分類】 F16H 61/00

【発明の名称】 無段変速機におけるライン圧制御装置

【請求項の数】 3

【発明者】

【住所又は居所】 静岡県富士市今泉700番地の1 ジヤトコ株式会社内

【氏名】 渡辺 真一郎

【発明者】

【住所又は居所】 静岡県富士市今泉700番地の1 ジヤトコ株式会社内

【氏名】 澤田 真

【発明者】

【住所又は居所】 静岡県富士市今泉700番地の1 ジヤトコ株式会社内

【氏名】 青木 誉宣

【発明者】

【住所又は居所】 静岡県富士市今泉700番地の1 ジヤトコ株式会社内

【氏名】 野々村 良輔

【特許出願人】

【識別番号】 000231350

【氏名又は名称】 ジヤトコ株式会社

【代表者】 小島 久義

【代理人】

【識別番号】 100086450

【弁理士】

【氏名又は名称】 菊谷 公男

# 【選任した代理人】

【識別番号】 100077779

【弁理士】

【氏名又は名称】 牧 哲郎

【選任した代理人】

【識別番号】 100078260

【弁理士】

【氏名又は名称】 牧 レイ子

【手数料の表示】

【予納台帳番号】 017950

【納付金額】

21,000円

【提出物件の目録】

【物件名】 明細書 1

【物件名】

図面 1

【物件名】

要約書 1

【包括委任状番号】 9807467

【包括委任状番号】 9807465

【包括委任状番号】 9807466

【プルーフの要否】 要

【書類名】

明細書

【発明の名称】

無段変速機におけるライン圧制御装置

#### 【特許請求の範囲】

【請求項1】 Vベルトを挟持するプライマリプーリおよびセカンダリプーリを備え、運転状態に応じたライン圧を生成し、該ライン圧から前記プライマリプーリおよびセカンダリプーリに作用させる油圧を生成する Vベルト式無段変速機において、

エンジン回転数を検出するエンジン回転数検出手段と、

前記ライン圧の上限値を設定するライン圧上限値設定手段と、

運転状態に応じて前記ライン圧の制御を行うライン圧制御手段とを備え、

前記ライン圧上限値設定手段は、前記エンジン回転数算出手段によって検出されたエンジン回転数が所定回転数以上のときに、ライン圧の上限値を設定し、

前記ライン圧制御手段は、前記ライン圧上限値設定手段によって設定されたライン圧の上限値を超えないようにライン圧の制御を行うことを特徴とするVベルト式無段変速機におけるライン圧制御装置。

【請求項2】 前記ライン圧上限値設定手段は、前記エンジン回転数検出手段によって検出されたエンジン回転数に応じて、設定するライン圧の上限値を可変としたことを特徴とする請求項1記載のVベルト式無段変速機におけるライン圧制御装置。

【請求項3】 インヒビタースイッチからのレンジ信号を検出するレンジ信号検出手段を備え、

前記ライン圧上限値設定手段は、前記レンジ信号検出手段によって検出されたレンジ信号に応じて、設定するライン圧の上限値を可変としたことを特徴とする請求項1または2記載のVベルト式無段変速機におけるライン圧制御装置。

#### 【発明の詳細な説明】

[0001]

#### 【発明の属する技術分野】

本発明は、エンジン高回転時にライン圧の上限値の規制を行うVベルト式無段 変速機におけるライン圧制御装置に関する。

# [0002]

# 【従来の技術】

従来、車両に搭載されるVベルト式無段変速機(以下、ベルトCVT)では、 溝幅を油圧に基づいて可変制御されるプライマリプーリとセカンダリプーリでV ベルトを挟持し、その接触摩擦力によって動力の伝達を行っている。

このようなVベルト式無段変速機として特開平11-37237号公報で開示されたようなものがある。これは、入力トルクと変速比に応じてプーリの推力を求め、この推力をセカンダリプーリおよびプライマリプーリの受圧面積などの所定値に基づいて油圧に換算し、この油圧を目標ライン圧として変速機構に供給する。

### [0003]

変速機構としてはステップモータを用いて変速制御弁を目標変速比に応じて開口させ、プライマリプーリの溝幅が目標変速比になるとプライマリプーリを連結したサーボリンクによって、変速制御弁をプライマリプーリの溝幅に応じて閉弁させて変速が終了するメカニカルフィードバック機構および変速比制御機構が開示されている。

また、この無段変速機では油圧ポンプからの油圧を調圧してライン圧を生成し、セカンダリプーリにはライン圧を供給し、プライマリプーリには変速制御弁を 介してライン圧を調圧したプライマリ圧を供給している。

# [0004]

# 【発明が解決しようとする課題】

このような従来のベルト式CVTにあっては、エンジン高回転時において、無 段変速機内で用いるライン圧を生成するオイルポンプにキャビテーションノイズ が発生するといった問題があった。

# [0005]

そこで本発明はこのような従来の問題点に鑑み、エンジン高回転時において、 オイルポンプのキャビテーションノイズの発生を防止したVベルト式無段変速機 におけるライン圧制御装置を提供することを目的とする。

## [0006]

#### 【課題を解決するための手段】

本発明は、エンジン回転数を検出するエンジン回転数検出手段と、ライン圧の 上限値を設定するライン圧上限値設定手段と、運転状態に応じてライン圧の制御 を行うライン圧制御手段とを備え、ライン圧上限値設定手段は、エンジン回転数 検出手段によって検出されたエンジン回転数が所定回転数以上のときに、ライン 圧の上限値を設定し、ライン圧制御手段は、設定されたライン圧の上限値を超え ないようにライン圧の制御を行うものとした。

#### [0007]

#### 【発明の効果】

本発明によれば、エンジンが所定回転数以上の時すなわち回転数が高回転の時にライン圧の上限値を設定して、ライン圧制御手段によってライン圧の上昇を規制したことにより、ライン圧の基圧を生成するオイルポンプのキャビテーションノイズの発生を防止することができる。

#### [0008]

## 【発明の実施の形態】

次に本発明の実施の形態を実施例により説明する。

図1は、本発明をベルトCVTに適用した概略構成を示し、図2は油圧コントロールユニットおよびCVTコントロールユニットの概略構成を示す。

図1において、無段変速機5がロックアップクラッチを備えたトルクコンバータ2、前後進切り替え機構4を介してエンジン1に連結される。さらに無段変速機5は一対の可変プーリとして入力軸側のプライマリプーリ10、出力軸13に連結されたセカンダリプーリ11を備え、これら一対の可変プーリ10、11はVベルト12によって連結されている。なお、出力軸13はアイドラギア14およびドライブシャフトを介してディファレンシャル6に連結される。

#### [0009]

無段変速機5の変速比やVベルト12の接触摩擦力は、CVTコントロールユニット20からの指令に応じて作動する油圧コントロールユニット100によって制御される。またCVTコントロールユニット20は、エンジン1を制御するエンジンコントロールユニット(以下、ECU)21から入力トルク情報や、エ

ンジン回転数センサ15からのエンジン回転数、さらに後述するセンサ等からの 出力が入力され、変速比や接触摩擦力を決定する。

### [0010]

無段変速機5のプライマリプーリ10は、入力軸と一体となって回転する固定円錐板10bと、固定円錐板10bとの対向位置に配置されてV字状のプーリ溝を形成するとともに、プライマリプーリシリンダ室10cへ作用する油圧(以下、プライマリ圧)に応じて軸方向へ変位可能な可動円錐板10aから構成されている。

セカンダリプーリ11は、出力軸13と一体となって回転する固定円錐板11 bと、固定円錐板11 bとの対向位置に配置されてV字状のプーリ溝を形成するとともに、セカンダリプーリシリンダ室11 c へ作用する油圧(以下、セカンダリ圧)に応じて軸方向に変位可能な可動円錐板11 a から構成される。

#### $[0\ 0\ 1\ 1]$

プライマリプーリシリンダ室10cの受圧面積は、セカンダリプーリシリンダ室11cの受圧面積よりも大きく設定されている。

エンジン1から入力された入力トルクは、トルクコンバータ2、前後進切り替え機構4を介して無段変速機5に入力され、プライマリプーリ10からVベルト12を介してセカンダリプーリ11へ伝達される。プライマリプーリ10の可動円錐板10aおよびセカンダリプーリ11の可動円錐板11aを軸方向へ変位させて、Vベルト12と各プーリ10、11との接触半径を変化させることにより、プライマリプーリ10とセカンダリプーリ11との変速比を連続的に変化させることができる。

# $[0\ 0\ 1\ 2]$

変速制御弁30はメカニカルフィードバック機構を構成するサーボリンク50 に連結され、サーボリンク50の一端に連結されたステップモータ40によって 駆動されるとともに、サーボリンク50の他端に連結したプライマリプーリ10 の可動円錐板10aから溝幅、すなわち実変速比のフィードバックを受ける。

### [0013]

ライン圧制御系は、油圧ポンプ80からの圧油を調圧するソレノイド59を備えた調圧弁60で構成され、CVTコントロールユニット20からの指令(例えば、デューティ信号など)によって運転状態に応じて所定のライン圧に調圧する

ライン圧は、プライマリ圧を制御する変速制御弁30と、セカンダリ圧を制御 するソレノイド62を備えた減圧弁61にそれぞれ供給される。

#### $[0\ 0\ 1\ 4\ ]$

プライマリプーリ10とセカンダリプーリ11の変速比は、CVTコントロールユニット20からの変速指令信号に応じて駆動されるステップモータ40によって制御され、ステップモータ40に応動するサーボリンク50の変位に応じて変速制御弁30のスプール31が駆動され、変速制御弁30に供給されたライン圧を調圧したプライマリ圧をプライマリプーリ10へ供給し、溝幅が可変制御されて所定の変速比に設定される。

なお、変速制御弁30は、スプール31の変位によってプライマリプーリシリンダ室10cへの油圧の給排を行って、ステップモータ40の駆動位置で指令された目標変速比となるようにプライマリ圧を調整し、実際に変速が終了するとサーボリンク50からの変位を受けてスプール31を閉弁する。

# [0015]

ここで、CVTコントロールユニット20は、図1において無段変速機5のプライマリプーリ10の回転数を検出するプライマリプーリ速度センサ26、セカンダリプーリ11の回転速度(または車速)を検出するセカンダリプーリ速度センサ27、セカンダリプーリのセカンダリプーリシリンダ室11cに作用するセカンダリ圧を検出する油圧センサ28からの信号と、インヒビタースイッチ23からのレンジ信号と、運転者が操作するアクセルペダルの操作量を検出する操作量センサ24からのアクセルペダル操作量と、温度センサ25によって検出される無段変速機5の油温とを読み込んで変速比やVベルト12の接触摩擦力を可変

制御する。

### [0016]

CVTコントロールユニット20は、車速やアクセルペダルの操作量に応じて目標変速比を決定し、ステップモータ40を駆動して実変速比を目標変速比へ向けて制御する変速制御部201と、入力トルクや変速比、油温などに応じてプライマリプーリ10とセカンダリプーリ11の推力(接触摩擦力)を算出し、算出された推力を油圧に換算するプーリ圧制御部202から構成される。

またプーリ圧制御部202は、ライン圧の制御を行うライン圧制御部203、 ライン圧の上限値を設定するライン圧設定部205、およびセカンダリ圧の制御 を行うセカンダリ圧制御部204から構成される。

#### [0017]

ライン圧制御部203は、プライマリプーリ10の推力を油圧に換算してプライマリ圧を算出し、プライマリ圧に応じたライン圧の目標値を決定して調圧弁60のソレノイド59を駆動させることでライン圧の制御を行う。またセカンダリ圧制御部204は、セカンダリプーリ11の推力を油圧に換算し、セカンダリ圧の目標値を決定して、この目標値と油圧センサ28のセカンダリ圧検出値とに応じて減圧弁61のソレノイド62を駆動してフィードバック制御(閉ループ制御)によりセカンダリ圧を制御する。

### [0018]

次に、ライン圧設定部205における、ライン圧上限値の設定の一例について、図3のフローチャートを参照しながら説明する。

ライン圧制御部203およびセカンダリ圧制御部204では常時ライン圧およびセカンダリ圧の算出を行っているものとする。

ステップS1において、エンジン回転数センサ15から入力されたエンジン回転数が4500 r p m以上かどうか判断し、4500 r p m以上のときはステップS2へ進む。このエンジン回転数は、油圧ポンプ80にキャビテーションノイズが発生し始める直前の回転数を設定する。ステップS2では、インヒビタースイッチ23からのレンジ信号がDレンジであるか、N・Pレンジであるか、またはその他のレンジであるかどうかの判断を行う。Dレンジである場合はステップ

S3へ進み、N・Pレンジの場合はステップS4へ進む。その他のレンジの場合はステップS1に戻る。

#### [0019]

ステップS 3 では、ライン圧の上限値を設定する。このライン圧の上限値は、 図 4 に示すようにエンジン回転数が 4 5 0 0 r p m以上の領域において設定され 、エンジン回転数の上昇とともにライン圧上限値が小さくなるように設定される 。

Dレンジ時におけるライン圧の上限値の制限は、所定の変速比を維持するため に必要なプライマリ圧およびセカンダリ圧の目標値を下回らない範囲で行われる

#### [0020]

一方、インヒビタースイッチ23からのレンジ信号がN・Pレンジの時は、無 段変速機5のプライマリプーリ10へのトルク入力がないので、Vベルト12が すべることがない。よってセカンダリ圧に高油圧が不要となり、ライン圧の油圧 を十分に下げることができる。これによりステップS4で行うN・Pレンジ時の ライン圧上限値の設定は、ステップS3でのライン圧上限値よりも低いライン圧 上限値を設定することができる。

すべての処理が終了したらステップS1に戻り、上述のライン圧上限値の設定 処理を繰り返す。

#### $[0\ 0\ 2\ 1]$

ライン圧設定部205においてライン圧上限値が設定されると、ライン圧制御部203では設定されたライン圧上限値を超えないようにライン圧の制御を行い、ライン圧の上昇に規制を加える。

本実施例において、エンジン回転数センサ15が本発明におけるエンジン回転数検出手段を構成する。またステップS2が本発明におけるレンジ信号検出手段を構成し、ステップS1、S3、S4が本発明におけるライン圧上限値設定手段を構成する。さらにライン圧制御部203が本発明におけるライン圧制御手段を構成する。

#### [0022]

本実施例は以上のように構成され、エンジン回転数が所定回転数以上のときに ライン圧設定部205によってライン圧の上限を設定し、ライン圧制御部203 が設定されたライン圧上限値を超えないようにライン圧の制御を行う。このよう にライン圧上限値を設定してライン圧の上昇を抑えたことにより、ライン圧の基 圧を生成しているオイルポンプ80の回転の上昇を抑えることができる。これに よりエンジン高回転時に油圧ポンプ80に発生していたキャビテーションノイズ を防止することができる。

### [0023]

またエンジン回転数に応じてライン圧の上限値を設定するものとしたので、エンジン回転数がより高回転の時にはライン圧の上限値をより低く設定して、効果的に油圧ポンプ80からのキャビテーションノイズの発生を防止することができる。

さらにレンジ信号に応じてライン圧の上限値を設定するものとしたので、各レンジに応じた適切なライン圧の上限値を設定することができ、各レンジ状態に応じてよりいっそう効果的な油圧ポンプ80のキャビテーションノイズの発生を防止することができる。

### [0024]

なお本実施例において、インヒビタースイッチ23からの信号がDレンジ、N・Pレンジの時にライン圧の制御を行うものとしたが、これに限定されず適宜他のレンジにおいてもライン圧の制限を行うようにしてもよい。

またエンジン回転数を、エンジン回転数センサ15を用いて検出するものとしたが、これに限定されず例えばECU21が送出するエンジン制御信号より回転数の検出を行うようにしてもよい。

## 【図面の簡単な説明】

#### 【図1】

本発明における実施例を示す図である。

#### 【図2】

油圧コントロールユニットとCVTコントロールユニットの概略構成図である

# 【図3】

ライン圧設定部におけるライン圧上限値の設定の一例を示す図である。

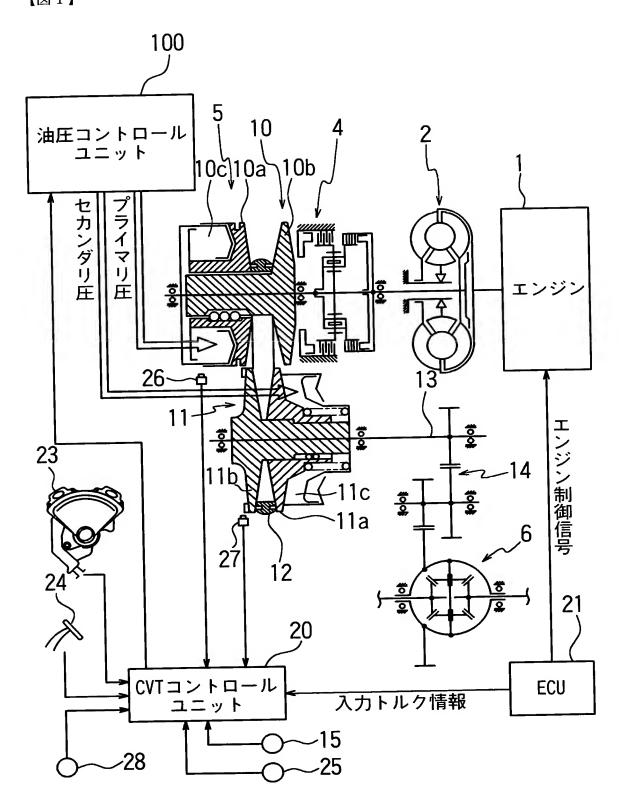
### 【図4】

エンジン回転数に対するライン圧上限値を示す図である。

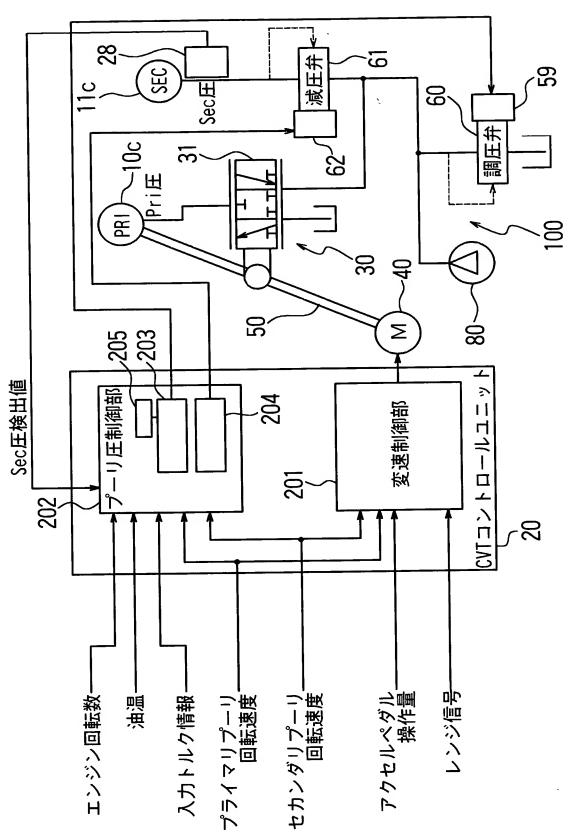
### 【符号の説明】

- 1 エンジン
- 5 無段変速機
- 10 プライマリプーリ
- 11 セカンダリプーリ
- 20 CVTコントロールユニット
- 2 1 E C U
- 23 インヒビタースイッチ
- 25 温度センサ
- 100 油圧コントロールユニット
- 203 ライン圧制御部
- 205 ライン圧設定部

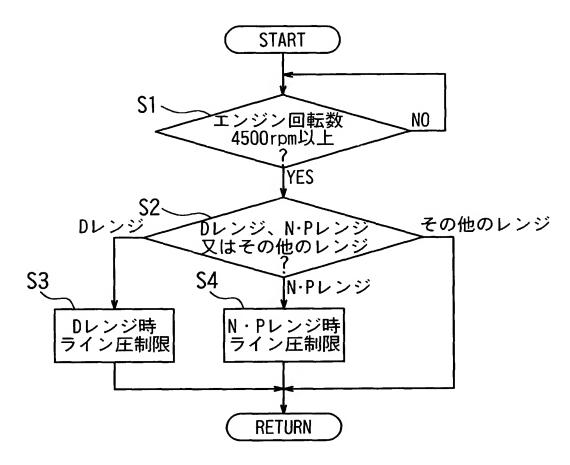
【書類名】図面【図1】



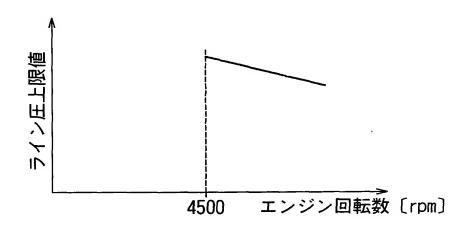
【図2】



【図3】



【図4】



【書類名】

要約書

【要約】

【課題】 エンジン高回転時に油圧ポンプに発生していたキャビテーションノイズを防止する。

【解決手段】 ライン圧の制御を行うライン圧制御部203において、入力された入力トルク情報や目標変速比などからライン圧の目標値を算出する。さらにライン圧設定部205が、エンジン回転数が所定回転数以上のときに、入力されたレンジ信号に応じたライン圧の上限値を設定する。ライン圧制御部203は、ライン圧上限値が設定されている場合、設定されたライン圧上限値を超えないようにライン圧の制御を行い、ライン圧の上昇を規制する。これにより、ライン圧の基圧を生成している油圧ポンプ80において、エンジン高回転時に発生していたキャビテーションノイズを防止することができる。

【選択図】

図 2

. . . . .

# 特願2002-246423

# 出願人履歴情報

識別番号

[000231350]

1. 変更年月日

1999年10月18日

[変更理由]

名称変更

住 所

住所変更 静岡県富士市吉原宝町1番1号

氏 名

ジヤトコ・トランステクノロジー株式会社

2. 変更年月日

2002年 4月 1日

[変更理由]

名称変更 住所変更

静岡県富士市今泉700番地の1

住 所 名

ジヤトコ株式会社